

# 日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

00000 April 1,2004 BSKB, CLP 703.205.8000 0505-1258 POSI 1041

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出 願 年 月 日 Date of Application:

2003年 4月 4日

出 願 番 号 Application Number:

特願2003-102195

[ST. 10/C]:

[JP2003-102195]

出 願 人
Applicant(s):

本田技研工業株式会社

2004年 2月25日

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office





【書類名】

特許願

【整理番号】

H103099301

【提出日】

平成15年 4月 4日

【あて先】

特許庁長官 殿

【国際特許分類】

F02D 9/02

【発明者】

【住所又は居所】

埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社本田技術研

究所内

【氏名】

鵜殿 隆史

【特許出願人】

【識別番号】

000005326

【氏名又は名称】 本田技研工業株式会社

【代理人】

【識別番号】

100067356

【弁理士】

【氏名又は名称】

下田 容一郎

【選任した代理人】

【識別番号】

100094020

【弁理士】

【氏名又は名称】 田宮 寛祉

【手数料の表示】

【予納台帳番号】

004466

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【包括委任状番号】 9723773

【包括委任状番号】

0011844

【プルーフの要否】



# 【書類名】 明細書

【発明の名称】 スロットルバルブ開度制御装置及び同制御装置配置構造 【特許請求の範囲】

【請求項1】 エンジンの吸気側にスロットルボディを設け、このスロットルボディに吸気通路を開けるとともにバルブ軸を設け、このバルブ軸に前記吸気通路を開閉するスロットルバルブを取付け、前記バルブ軸をスロットルグリップの操作量に基づいて回転制御することでスロットルバルブ開度を制御するスロットルバルブ開度制御装置において、

このスロットルバルブ開度制御装置は、前記スロットルグリップにワイヤで連結したドラムと、このドラムに一体的に取付けた入力軸と、この入力軸に動力伝達装置を介して連結した出力軸と、この出力軸を前記バルブ軸に連結する連結部材と、前記出力軸を前記入力軸に対して相対回転させるために前記動力伝達装置を駆動するアクチュエータとからなり、

前記入力軸と出力軸とはそれぞれの軸線を一直線上に配置し、前記アクチュエータを前記出力軸に平行に配置するとともにこれらの出力軸及びアクチュエータを前記吸気通路の中心線にほぼ沿って上下に重なるように並べたことを特徴とするスロットルバルブ開度制御装置。

【請求項2】 エンジンの吸気側にスロットルボディを設け、このスロットルボディに吸気通路を開けるとともにバルブ軸を設け、このバルブ軸に前記吸気通路を開閉するスロットルバルブを取付け、前記バルブ軸をスロットルグリップの操作量に基づいて回転制御することでスロットルバルブ開度を制御するスロットルバルブ開度制御装置をエンジンに配置するスロットルバルブ開度制御装置配置構造において、

このスロットルバルブ開度制御装置は、前記スロットルグリップ側に連結した入力軸と、この入力軸に動力伝達装置を介して連結した出力軸と、この出力軸を前記バルブ軸に連結する連結部材と、前記出力軸を前記入力軸に対して相対回転させるために前記動力伝達装置を駆動するアクチュエータとからなり、

前記吸気通路を少なくとも2つで構成するとともにこれらの吸気通路をエンジンの前後に並べて配置し、これらの吸気通路の各バルブ軸を含む平面の上方に前

記スロットルバルブ開度制御装置を配置し、前記出力軸からこの出力軸の下方に 設けたバルブ軸に回転力を伝達するようにしたことを特徴とするスロットルバル ブ開度制御装置配置構造。

【請求項3】 エンジンの吸気側にスロットルボディを設け、このスロットルボディに吸気通路を開けるとともにバルブ軸を設け、このバルブ軸に前記吸気通路を開閉するスロットルバルブを取付け、前記バルブ軸をスロットルグリップの操作量に基づいて回転制御することでスロットルバルブ開度を制御するスロットルバルブ開度制御装置をエンジンに配置するスロットルバルブ開度制御装置配置構造において、

このスロットルバルブ開度制御装置は、前記スロットルグリップ側に連結した入力軸と、この入力軸に動力伝達装置を介して連結した出力軸と、この出力軸を前記バルブ軸に連結する連結部材と、前記出力軸を前記入力軸に対して相対回転させるために前記動力伝達装置を駆動するアクチュエータとからなり、

前記吸気通路の上方に吸気通路内へ燃料を噴射する上部燃料噴射弁を配置し、 吸気通路の下部側部にエンジン内に燃料を噴射する下部燃料噴射弁を配置するこ とで、これらの上部燃料噴射弁と下部燃料噴射弁との間に前記スロットルバルブ 開度制御装置を配置したことを特徴とするスロットルバルブ開度制御装置配置構 造。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】

本発明は、自動二輪車のスロットルバルブ開度制御装置及び同制御装置配置構造に関する。

[00002]

『従来の技術』

スロットルバルブ開度制御装置として、駆動モータを用いてスロットル弁の開度を制御するものが知られている(例えば、特許文献1参照。)。

[0003]

【特許文献 1】

特願2002-256900公報(第3-6頁、図9、図10)

# [0004]

特許文献1の図9を以下の図7で説明し、図10を以下の図8で説明する。なお、符号は振り直した。

図7は従来のスロットルバルブ開度制御装置を示す断面図であり、V型エンジンの前側シリンダヘッド301に前側スロットルボディ302を取付け、この前側スロットルボディ302に吸気通路303を設け、この吸気通路303に弁軸304を貫通させ、この弁軸304にスロットル弁306を取付け、同様に、後側シリンダヘッド311に後側スロットルボディ312を取付け、この後側スロットルボディ312に吸気通路313に弁軸314を貫通させ、この弁軸314にスロットル弁316を取付け、これらのスロットル弁306,316を駆動する駆動モータ317を前側スロットルボディ302と後側スロットルボディ312との間、詳しくはスロットル弁306,316間に配置したことを示す。

# [0005]

図8は従来のスロットルバルブ開度制御装置を示す平面図であり、弁軸314にギヤケース321を介して駆動モータ317を連結するとともに、同じく弁軸314にリンク機構322を介して弁軸304を連結することで、駆動モータ317により弁軸304,314を駆動し、スロットル弁306,316を開閉することを示す。

# [0006]

### 【発明が解決しようとする課題】

車体にエンジンを搭載する場合、特に自動二輪車では、エンジンを取付けるスペースが小さく、エンジンの小型化が要求される。

以上の図7及び図8で示した駆動モータ317は、前側スロットルボディ302と後側スロットルボディ312との間に配置されるため、エンジンを小型にするために、例えば、前側スロットルボディ302と後側スロットルボディ312との距離を更に小さくすることは難しい。前側スロットルボディ302と後側スロットルボディ312とを接近させることができれば、エンジンの上部がコンパ

クトになり、エンジンが小型になる。

また、スロットルバルブ開度制御装置の各構成部品の配置等も考慮すれば、エンジンのより一層の小型化が図れる。

[0007]

本発明の目的は、スロットルバルブ開度制御装置を改良することで、エンジンのより一層の小型化を図ることにある。

[00008]

【課題を解決するための手段】

上記目的を達成するために請求項1は、エンジンの吸気側にスロットルボディを設け、このスロットルボディに吸気通路を開けるとともにバルブ軸を設け、このバルブ軸に吸気通路を開閉するスロットルバルブを取付け、バルブ軸をスロットルグリップの操作量に基づいて回転制御することでスロットルバルブ開度制御装置を、スロットルバルブ開度制御装置において、このスロットルバルブ開度制御装置を、スロットルグリップにワイヤで連結したドラムと、このドラムに一体的に取付けた入力軸と、この入力軸に動力伝達装置を介して連結した出力軸と、この出力軸をバルブ軸に連結する連結部材と、出力軸を入力軸に対して相対回転させるために動力伝達装置を駆動するアクチュエータとから構成し、入力軸と出力軸とはそれぞれの軸線を一直線上に配置し、アクチュエータを出力軸に平行に配置するとともにこれらの出力軸及びアクチュエータを吸気通路の中心線にほぼ沿って上下に重なるように並べたことを特徴とする。

[0009]

入力軸及び出力軸の軸心を一直線上に配置し、且つ出力軸及びアクチュエータを吸気通路の中心線にほぼ沿って上下に重なるように並べたことで、スロットルバルブ開度制御装置をコンパクトにできるとともに、スロットルバルブ開度制御装置をよりスロットルボディにより近接させることができ、スロットルバルブ開度制御装置の突出量をより小さくすることができて、スロットルバルブ開度制御装置を取付けたエンジンの小型化を図ることができる。

[0010]

請求項2は、エンジンの吸気側にスロットルボディを設け、このスロットルボ

5/

ディに吸気通路を開けるとともにバルブ軸を設け、このバルブ軸に吸気通路を開閉するスロットルバルブを取付け、バルブ軸をスロットルグリップの操作量に基づいて回転制御することでスロットルバルブ開度を制御するスロットルバルブ開度制御装置をエンジンに配置するスロットルバルブ開度制御装置配置構造において、このスロットルバルブ開度制御装置を、スロットルグリップ側に連結した入力軸と、この入力軸に動力伝達装置を介して連結した出力軸と、この出力軸をバルブ軸に連結する連結部材と、出力軸を入力軸に対して相対回転させるために動力伝達装置を駆動するアクチュエータとから構成し、吸気通路を少なくとも2つで構成するとともにこれらの吸気通路をエンジンの前後に並べて配置し、これらの吸気通路の各バルブ軸を含む平面の上方にスロットルバルブ開度制御装置を配置し、出力軸からこの出力軸の下方に設けたバルブ軸に回転力を伝達するようにしたことを特徴とする。

### [0011]

吸気通路の各バルブ軸を含む平面の上方にスロットルバルブ開度制御装置を配置したことで、従来のように、エンジン前後に設けたスロットルバルブ間にスロットルバルブ開度制御用のモータを配置するのに比べて、本発明では、前後の吸気通路をより接近させて配置することができ、スロットルボディをコンパクトにできて、スロットルバルブ開度制御装置を配置したエンジンの小型化を図ることができる。

### [0012]

請求項3は、エンジンの吸気側にスロットルボディを設け、このスロットルボディに吸気通路を開けるとともにバルブ軸を設け、このバルブ軸に吸気通路を開閉するスロットルバルブを取付け、バルブ軸をスロットルグリップの操作量に基づいて回転制御することでスロットルバルブ開度を制御するスロットルバルブ開度制御装置をエンジンに配置するスロットルバルブ開度制御装置配置構造において、このスロットルバルブ開度制御装置を、スロットルグリップ側に連結した入力軸と、この入力軸に動力伝達装置を介して連結した出力軸と、この出力軸をバルブ軸に連結する連結部材と、出力軸を入力軸に対して相対回転させるために動力伝達装置を駆動するアクチュエータとから構成し、吸気通路の上方に吸気通路

内へ燃料を噴射する上部燃料噴射弁を配置し、吸気通路の下部側部にエンジン内 に燃料を噴射する下部燃料噴射弁を配置することで、これらの上部燃料噴射弁と 下部燃料噴射弁との間にスロットルバルブ開度制御装置を配置したことを特徴と する。

### [0013]

上部燃料噴射弁は吸気通路の上方に配置したものであるから、2つの吸気通路のそれぞれの上部をより接近させることができ、スロットルボディを小型にすることができて、ひいては、スロットルバルブ開度制御装置を配置したエンジンを小型にすることができる。

# [0014]

### 【発明の実施の形態】

本発明の実施の形態を添付図に基づいて以下に説明する。なお、図面は符号の向きに見るものとする。

図1は本発明に係るスロットルバルブ開度制御装置を備えた自動二輪車の側面 図であり、自動二輪車10は、ヘッドパイプ11から車体後方斜め下方に左右一 対のメインフレーム12、12(手側の符号12のみ示す。)を延ばし、これら のメインフレーム12.12の下部にV型5気筒エンジン13を取付けるととも にメインフレーム12,12の後部にピボット軸14を介してスイングアーム1 5を上下スイング可能に取付け、このスイングアーム15の前部上部にリヤクッ ションユニット16の上端を取付けるとともにスイングアーム15の後端部に後 輪17を取付け、リヤクッションユニット16の下端をリンク装置18を介して メインフレーム12の後部下端部に取付け、エンジン13の前側のシリンダヘッ ド21から気筒毎に設けた排気管23~25を後方へ延ばし、これらの排気管2 3~25を一旦集合させて手前側の左マフラ26に連結し、エンジン13の後側 のシリンダヘッド28から気筒毎に設けた排気管31,32を後方へ延ばし、こ れらの排気管31,32を一旦集合させて車体後部に設けた後マフラ33に連結 し、メインフレーム12,12の上部から後方へシートを兼ねるシートカウル3 4を延ばし、このシートカウル34の内側に燃料タンク35を取付けた車両であ る。

# [0015]

エンジン13は、シリンダヘッド21,28間にスロットルボディ組立体38 を取付けたものであり、このスロットルボディ組立体38に本発明のスロットル バルブ開度制御装置を備える。

### [0016]

ここで、41はヘッドパイプ11に回転可能に取付けたフロントフォーク、42はフロントフォーク41の下端に取付けた前輪、43は前輪42の上方を覆うフロントフェンダ、44はアッパカウル、45はミドルカウル、46はロアカウル、48はラジエータ、51はタンクカバーである。

### $[0\ 0\ 1\ 7]$

図2は本発明に係るエンジン上部の断面図(図中の矢印(front)は車体前方を表す。以下同じ。)であり、V字状に形成したシリンダブロック61の前部に設けた前シリンダ62にシリンダヘッド21を取付け、シリンダブロック61の後部に設けた後シリンダ63にシリンダヘッド28を取付け、これらのシリンダヘッド21,28にスロットルボディ組立体38を取付けたことを示す。

#### $[0\ 0\ 1\ 8]$

スロットルボディ組立体38は、シリンダヘッド21に取付けた前スロットルボディ65とシリンダヘッド28に取付けた後スロットルボディ66と、これらの前・後スロットルボディ65,66内に燃料を噴射するための燃料噴射装置68とを備える。

# [0019]

前スロットルボディ65は、筒状に形成した3つの前スロットル部71を備え、前スロットル部71は、シリンダヘッド21に取付けたスロットルベース72と、このスロットルベース72の上部に取付けたスロットル部本体73と、このスロットル部本体73の上部に取付けたエアファンネル74とからなり、これらのスロットルベース72、スロットル部本体73及びエアファンネル74内に吸気通路76を形成する。

### [0020]

スロットルベース72は、燃料噴射装置68を構成する下部燃料噴射弁78を

8/

側壁に取付けた部材である。

スロットル部本体 7 3 は、吸気通路 7 6 を横切るように前バルブ軸 8 1 を貫通させ、この前バルブ軸 8 1 にバタフライバルブであるスロットルバルブ 8 2 を取付けることで、スロットルバルブ 8 2 の開度を変更することにより吸気通路 7 6 内を通過してエンジンの燃焼室 8 3 に至る空気及び燃料の量を調整する。

# [0021]

後スロットルボディ66は、筒状に形成した2つの後スロットル部91を備え、後スロットル部91は、シリンダヘッド28に取付けたスロットルベース92と、このスロットルベース92の上部に取付けたスロットル部本体93と、このスロットル部本体93の上部に取付けたエアファンネル94とからなり、これらのスロットルベース92、スロットル部本体93及びエアファンネル94内に吸気通路96を形成する。

### [0022]

スロットルベース92は、燃料噴射装置68を構成する下部燃料噴射弁98を 側壁に取付けた部材である。

スロットル部本体93は、吸気通路96を横切るように後バルブ軸101を貫通させ、この後バルブ軸101にバタフライバルブであるスロットルバルブ102を取付けることで、スロットルバルブ102の開度を変更することにより吸気通路96内を通過してエンジンの燃焼室103に至る空気及び燃料の量を調整する。

### [0023]

燃料噴射装置68は、前スロットル部71毎に設けた前述の下部燃料噴射弁78…(…は複数個を示す。以下同じ。)と、後スロットル部91毎に設けた下部燃料噴射弁98…と、これらの下部燃料噴射弁78…,98…を支持する下部弁支持部材105と、この下部弁支持部材105に取付けた燃料配管106,106(手前側の符号106のみ示す。)と、これらの燃料配管106,106に取付けた上部弁支持部材107と、前スロットルボディ65の各吸気通路76内に燃料を噴射するために上部弁支持部材107に取付けた上部燃料噴射弁108…と、後スロットルボディ66の各吸気通路96内に燃料を噴射するために上部弁

支持部材107に取付けた上部燃料噴射弁111…とからなる。

# [0024]

上記した下部弁支持部材105、燃料配管106,106及び上部弁支持部材107はそれぞれ燃料通路113,114,115を形成した部材である。

下部弁支持部材105は、スロットルベース72,92間を連結する連結部材 (不図示) に取付けたものである。

# [0025]

ここで、121…は下部弁支持部材105から下部燃料噴射弁78,98が抜けるのを防止する抜け止め用ボルト、122は下部弁支持部材105に燃料配管106を取付けるボルト、123は燃料配管106に上部弁支持部材107を取付けるボルト、124はスロットル部本体93にエアファンネル94を取付けるボルト、127は吸気通路76に連通する吸気ポート、128は吸気ポート127の出口を開閉する吸気弁、133は吸気通路96に連通する吸気ポート、134は吸気ポート133の出口を開閉する吸気弁である。

### [0026]

図3は本発明に係るスロットルボディ組立体の平面図であり、スロットルボディ組立体38は、前シリンダ62(図2参照)の車幅方向に並ぶ各気筒毎に前スロットル部71(即ち、3つの前スロットル部71)を備え、後シリンダ63(図2参照)の車幅方向に並ぶ各気筒毎に後スロットル部91(即ち、2つの後スロットル部91)を備え、更に、これらの前スロットル部71毎に上部燃料噴射弁108及び下部燃料噴射弁78(図2参照)、後スロットル部91毎に上部燃料噴射弁111及び下部燃料噴射弁98(図2参照)を備え、各上部燃料噴射弁108,111を上部弁支持部材107で支持するとともに上部弁支持部材107から各上部燃料噴射弁108,111に燃料を供給し、同様に、各下部燃料噴射弁78,98を下部弁支持部材105(図2参照)で支持するとともに上部弁支持部材107から燃料配管106,106(図2参照)及び下部弁支持部材105を介して下部燃料噴射弁78,98に燃料を供給する装置である。

[0027]

3つの前スロットル部71は、一つのスロットルベース72 (図2参照) に一

体的に設けたものであり、2つの後スロットル部91は、一つのスロットルベース92に一体的に設けたものである。

### [0028]

また、スロットルボディ組立体38は、それぞれの前スロットル部71に1本の前バルブ軸81を貫通させ、それぞれの後スロットル部91に1本の後バルブ軸101を貫通させ、これらの前バルブ軸81及び後バルブ軸101に連結部材としてのリンク機構138を介して本発明のスロットルバルブ開度制御装置140(輪郭を太線で示す。)を連結した装置である。

### [0029]

スロットルバルブ開度制御装置140(以下、単に「スロットル制御装置14 0」と記す。)は、スロットルベース72,92間を連結する連結部材(不図示 )に取付け、下部弁支持部材105(図2参照)と上部弁支持部材107との間 に設けたものである。図3に示す符号142は燃料ポンプ(不図示)に燃料ホー ス(不図示)を介して接続するために上部弁支持部材107に設けたホース接続 部、143は後バルブ軸101の端部に連結することでスロットルバルブ82, 102の開度を検出するスロットル開度センサである。

### [0030]

図4は本発明に係るスロットルボディ組立体の側面図であり、図3に示した矢印Aの方向から見た図である。

スロットル制御装置140は、ハンドル(不図示)に設けたスロットルグリップ(不図示)の操作に伴って回転する出力軸151と、この出力軸151に連結したリンク機構138とを備える。

### [0031]

リンク機構138は、出力軸151の端部に取付けた第1アーム部材153と、この第1アーム部材153に一端を取付けた第1リンク154と、この第1リンク154の他端に連結するとともに前バルブ軸81の端部に取付けた第2アーム部材155と、この第2アーム部材155に一端を連結した第2リンク156と、この第2リンク156の他端に連結するとともに後バルブ軸101に取付けた第3アーム部材157とからなる。

# [0032]

第2アーム部材155は、第1リンク154に連結した前アーム部161と、第2リンク156に連結した後アーム部162とを一体成形した部品であり、後アーム部162のアーム長L1と、第3アーム部材157のアーム長L2とを同一にし、これらのアーム長L1、L2、後アーム部162及び第3アーム部材157の角度、第2リンク156の全長を考慮することで、前バルブ軸81と後バルブ軸101との回転角度の差が、角度の小さい範囲で小さくなるように設定した。

### [0033]

図中の165は前スロットル部71の吸気通路76(図2参照)の中央を通る中心線、166は後スロットル部91の吸気通路96(図2参照)の中央を通る中心線であり、これらの中心線165,166は上側が互いに近づくように傾斜させたものであり、このように傾斜させることで、スロットルボディ組立体38の上部の前後寸法を小さくすることができる。

### $[0 \ 0 \ 3 \ 4]$

167,168はスロットル制御装置140を、前スロットル部71と後スロットル部91とを連結する連結部材に取付けるためにスロットル制御装置140に設けた脚部である。

### [0035]

図5は本発明に係るスロットル制御装置の断面図であり、図4の5-5線断面図である。

スロットル制御装置140は、スロットルグリップ(不図示)にワイヤを介して連結するドラム181と、このドラム181に回転軸として取付けた入力軸182と、この入力軸182に連結した動力伝達装置183と、この動力伝達装置183で保持した前述の出力軸151と、この出力軸151に連結したリンク機構138(図4参照)と、動力伝達装置183に設けた大ギヤ184に噛み合わせた中間ギヤ186と、この中間ギヤ186に噛み合わせた駆動ギヤ187と、この駆動ギヤ187に連結したアクチュエータとしての駆動用モータ188と、上記の入力軸182の大部分、動力伝達装置183、出力軸151の大部分、中

間ギヤ186、駆動ギヤ187及び駆動用モータ188を収納する収納ケース191とからなる。

[0036]

ドラム181は、ワイヤを掛けるワイヤ溝195を備え、収納ケース191との間に捩りコイルばね196を設けることで、この捩りコイルばね196によってスロットルグリップで回された方向に対して逆の方向に戻す、即ち、スロットルバルブ82,102(図2参照)を閉じる側に弾性力を発生させる部品である。

入力軸182は、収納ケース191にベアリング198を介して回転可能に取付け、端部に入力側ベベルギヤ201を一体成形した部品である。

[0037]

動力伝達装置183は、収納ケース191にベアリング203,204を介して回転可能に取付けた分割型のケース部206と、このこのケース部206に取付けた十字状の支軸207と、この支軸207に回転可能に取付けた小ベベルギヤ208…と、これらの小ベベルギヤ208…に噛み合わせた前述の入力側ベベルギヤ201及び出力側ベベルギヤ211とからなる。

[0038]

ケース部206は、入力軸182にベアリング213を介して回転可能に取付けるとともに出力軸151にベアリング214を介して回転可能に取付けた部材でもあり、前述の大ギヤ184を一体に形成するとともに支軸207を支えるケース部本体216と、このケース部本体216の開口部を塞ぐために入力軸182側に設けたカバー部217とからなる。なお、221はケース部本体216にカバー部217を取付けるボルトである。

出力側ベベルギヤ211は出力軸151に一体に成形したものである。

[0039]

中間ギヤ186は、収納ケース191にベアリング223, 223を介して回転可能に取付けた部品である。

駆動ギヤ187は、収納ケース191にベアリング225を介して回転可能に取付け、駆動用モータ188の回転軸226にボルト227で連結した部品であ

る。

### [0040]

駆動用モータ188は、モータケース231で覆ったものであり、収納ケース191にモータケース231とボルト232で共締めすることで取付ける。

収納ケース191は、第1ケース236と第2ケース237とをボルト238 …で結合したものである。

# [0041]

入力軸182の軸線182aと出力軸151の軸線151aとは一直線上に配置したものである。

駆動用モータ188の回転軸226は、上記した入力軸182及び出力軸15 1と平行に配置したものである、即ち円筒状であって回転軸226の方向に長く 延ばした駆動用モータ188は入力軸182及び出力軸151に平行に配置した ものである。

### [0042]

ここで、241は入力軸182にドラム181を取付けるナット、242は出力軸151を回転可能に支持するために出力軸151の端部と第2ケース237の端部との間に設けたベアリング、243はベアリング214とベアリング242との間であって出力軸151の周囲に設けたカラー、244はベアリング242と第1アーム部材153との間であって出力軸151の周囲に設けたリング状のスペーサ、246は出力軸151の先端に第1アーム部材153を取付けるナット、247,247は駆動用モータ188に通電するための導線である。

# [0043]

スロットル制御装置140の作用を次に説明する。

スロットルグリップをスロットルバルブが開く側に回すと、このスロットルグリップの回転は、ワイヤを介してドラム181に伝わる。

#### [0044]

駆動用モータ188を停止させておくと、駆動用ギヤ187に中間ギヤ186 を介して噛み合わせた大ギヤ184は停止した状態にあるため、この状態でドラム181に接続した入力軸182が回転すると、入力軸182の回転は入力側ベ ベルギヤ201から小ベベルギヤ208…に伝わり、小ベベルギヤ208…から 出力側ベベルギヤ211に伝わって、出力軸151が回転する。このとき、小ベ ベルギヤ208…が自転するため、出力軸151は入力軸182の回転と等速で 且つ逆方向に回転する。

# [0045]

また、駆動用モータ188を作動させ、この駆動用モータ188の回転軸226の回転方向を入力軸182と同方向(即ち、出力軸151と逆方向)に回転させると、大ギヤ184が入力軸182と同方向に回転し、小ベベルギヤ208…は自転しながら公転し、出力軸151の回転は入力軸182の回転より遅くなる

# [0046]

反対に、駆動用モータ188の回転軸226の回転方向を入力軸182と逆方向(即ち、出力軸151と同方向)に回転させると、大ギヤ184が入力軸182と逆方向に回転し、小ベベルギヤ208…は自転しながら公転し、出力軸151の回転は入力軸182の回転より早くなる。

#### (0047)

上記した駆動用モータ188の回転方向、回転数は、図示せぬコントロールユニットに記憶させたマップにより、エンジン回転数、変速機の変速位置、車速、駆動輪速度、スロットルグリップの回転角度等の情報に基づいて決定する。

### [0048]

図6は本発明に係るスロットル制御装置を示す斜視図であり、ワイヤ溝195にワイヤ251を掛けたドラム181に入力軸182を取付け、この入力軸182に動力伝達装置183を介して出力軸151を連結し、この出力軸151の先端に第1アーム部材153を取付け、この第1アーム部材153にスイング可能に第1リンク154の一端を取付け、スロットルバルブ82を取付けた前バルブ軸81に第2アーム部材155を取付け、この第2アーム部材155の前アーム部161に第1リンク154の他端を取付け、第2アーム部材155の後アーム部162に第2リンク156の一端を取付け、スロットルバルブ102を取付けた後バルブ軸101の端部に第3アーム部材157及びスロットル開度センサ1

43を取付け、第3アーム部材157に第2リンク156の他端を取付け、動力 伝達装置183の大ギヤ184に中間ギヤ186を介して駆動ギヤ187を噛み 合わせ、この駆動ギヤ187に駆動用モータ188の回転軸226を連結したこ とを示す。なお、253はドラム181の回転角度を検出するためにドラム18 1に連結したドラム角度センサであり、ドラム181の回転角度はスロットルグ リップの回転角度に比例した値である。

### [0049]

以上の図2、図4及び図6で説明したように、本発明は第1に、エンジン13 の吸気側にスロットルボディ組立体38を設け、このスロットルボディ組立体3 8に吸気通路76,96を開けるとともに前バルブ軸81、後バルブ軸101を 設け、これらの前バルブ軸81及び後バルブ軸101にそれぞれ吸気通路76, 96を開閉するスロットルバルブ82,102を取付け、前バルブ軸81及び後 バルブ軸101をスロットルグリップの操作量に基づいて回転制御することでス ロットルバルブ開度を制御するスロットルバルブ開度制御装置140において、 このスロットルバルブ開度制御装置140を、スロットルグリップにワイヤ25 1で連結したドラム181と、このドラム181に一体的に取付けた入力軸18 2と、この入力軸182に動力伝達装置183を介して連結した出力軸151と 、この出力軸151を前バルブ軸81及び後バルブ軸101に連結するリンク機 構138と、出力軸151を入力軸182に対して相対回転させるために動力伝 達装置183を駆動する駆動用モータ188とから構成し、入力軸182と出力 軸151とはそれぞれの軸線182a(図5参照)及び軸線151a(図5参照 )を一直線上に配置し、駆動用モータ188を出力軸151に平行に配置すると ともにこれらの出力軸151及び駆動用モータ188を吸気通路76の中心線1 65にほぼ沿って上下に重なるように並べたことを特徴とする。

### [0050]

入力軸182及び出力軸151の軸心182a, 151aを一直線上に配置し、且つ出力軸151及び駆動用モータ188を吸気通路76の中心線165にほぼ沿って上下に重なるように並べたことで、スロットルバルブ開度制御装置140をより0をコンパクトにできるとともに、スロットルバルブ開度制御装置140をより

スロットルボディ組立体38の前スロットル部71により近接させることができ、スロットルバルブ開度制御装置140の突出量をより小さくすることができて、スロットルバルブ開度制御装置140を取付けたエンジン13の小型化を図ることができる。

### $[0\ 0\ 5\ 1]$

本発明は第2に、エンジン13の吸気側にスロットルボディ組立体38を設け 、このスロットルボディ組立体38に吸気通路76,96を開けるとともに前バ ルブ軸81及び後バルブ軸101を設け、これらの前バルブ軸81及び後バルブ 軸101にそれぞれ吸気通路76,96を開閉するスロットルバルブ82,10 2を取付け、前バルブ軸81及び後バルブ軸101をスロットルグリップの操作 量に基づいて回転制御することでスロットルバルブ開度を制御するスロットルバ ルブ開度制御装置140をエンジン13に配置するスロットルバルブ開度制御装 置配置構造において、このスロットルバルブ開度制御装置140を、スロットル グリップ側に連結した入力軸182と、この入力軸182に動力伝達装置183 を介して連結した出力軸151と、この出力軸151を前バルブ軸81及び後バ ルブ軸101に連結するリンク機構138と、出力軸151を入力軸182に対 して相対回転させるために動力伝達装置183を駆動する駆動用モータ188と から構成し、吸気通路76,96を少なくともそれぞれ1つずつ、即ち2つで構 成するとともにこれらの吸気通路76、96をエンジン13の前後に並べて配置 し、これらの吸気通路76、96の両バルブ軸81、101を含む平面の上方に スロットルバルブ開度制御装置140、特に出力軸151及び駆動用モータ18 8を配置し、出力軸151からこの出力軸151の下方に設けた前バルブ軸81 及び後バルブ軸101に回転力を伝達するようにしたことを特徴とする。

### [0052]

吸気通路 7 6,96の両バルブ軸 8 1,101を含む平面の上方にスロットルバルブ開度制御装置 1 4 0を配置したことで、従来のように、エンジン前後に設けたスロットルバルブ間にスロットルバルブ開度制御用のモータを配置するのに比べて、本発明では、前後の吸気通路 7 6,96をより接近させて配置することができ、スロットルボディ組立体 3 8 をコンパクトにできて、スロットルバルブ

開度制御装置140を配置したエンジン13の小型化を図ることができる。

[0053]

本発明は第3に、エンジン13の吸気側にスロットルボディ組立体38を設け 、このスロットルボディ組立体38に吸気通路76、96を開けるとともに前バ ルブ軸81及び後バルブ軸101を設け、これらの前バルブ軸81及び後バルブ 軸101にそれぞれ吸気通路76,96を開閉するスロットルバルブ82,10 2を取付け、前バルブ軸81及び後バルブ軸101をスロットルグリップの操作 量に基づいて回転制御することでスロットルバルブ開度を制御するスロットルバ ルブ開度制御装置140をエンジン13に配置するスロットルバルブ開度制御装 置配置構造において、このスロットルバルブ開度制御装置140を、スロットル グリップ側に連結した入力軸182と、この入力軸182に動力伝達装置183 を介して連結した出力軸151と、この出力軸151を前バルブ軸81及び後バ ルブ軸101に連結するリンク機構138と、出力軸151を入力軸182に対 して相対回転させるために動力伝達装置183を駆動する駆動用モータ188と から構成し、吸気通路76,96の上方に吸気通路76,96内へ燃料を噴射す る上部燃料噴射弁108,111を配置し、吸気通路76,96の下部側部にエ ンジン13内の吸気ポート127,133に燃料を噴射する下部燃料噴射弁78 ,98を配置することで、これらの上部燃料噴射弁108.111と下部燃料噴 射弁78、98との間にスロットルバルブ開度制御装置140を配置したことを 特徴とする。

[0054]

上部燃料噴射弁108,111は吸気通路76,96の上方に配置したものであるから、2つの吸気通路76,96のそれぞれの上部をより接近させることができ、スロットルボディ組立体38を小型にすることができて、ひいては、スロットルバルブ開度制御装置140を配置したエンジン13を小型にすることができる。

[0055]

尚、本発明の実施の形態では、スロットルバルブをバタフライバルブとしたが 、これに限らず、スロットルバルブを、バルブ軸を回転させたときに吸気通路を 横切ることで、バルブ軸の回転角度に応じて吸気通路の断面積を変化させるスライドバルブでもよい。

[0056]

# 【発明の効果】

本発明は上記構成により次の効果を発揮する。

請求項1のスロットルバルブ開度制御装置は、スロットルグリップにワイヤで連結したドラムと、このドラムに一体的に取付けた入力軸と、この入力軸に動力伝達装置を介して連結した出力軸と、この出力軸をバルブ軸に連結する連結部材と、出力軸を入力軸に対して相対回転させるために動力伝達装置を駆動するアクチュエータとから構成し、入力軸と出力軸とはそれぞれの軸線を一直線上に配置し、アクチュエータを出力軸に平行に配置するとともにこれらの出力軸及びアクチュエータを吸気通路の中心線にほぼ沿って上下に重なるように並べたので、スロットルバルブ開度制御装置をよりスロットルボディにより近接させることができ、スロットルバルブ開度制御装置の突出量をより小さくすることができて、スロットルバルブ開度制御装置を取付けたエンジンの小型化を図ることができる。

### [0057]

請求項2のスロットルバルブ開度制御装置配置構造は、スロットルグリップ側に連結した入力軸と、この入力軸に動力伝達装置を介して連結した出力軸と、この出力軸をバルブ軸に連結する連結部材と、出力軸を入力軸に対して相対回転させるために動力伝達装置を駆動するアクチュエータとから構成し、吸気通路を少なくとも2つで構成するとともにこれらの吸気通路をエンジンの前後に並べて配置し、これらの吸気通路の各バルブ軸を含む平面の上方にスロットルバルブ開度制御装置を配置し、出力軸からこの出力軸の下方に設けたバルブ軸に回転力を伝達するようにしたので、従来のように、エンジン前後に設けたスロットルバルブ間にスロットルバルブ開度制御用のモータを配置するのに比べて、本発明では、前後の吸気通路をより接近させて配置することができ、スロットルボディをコンパクトにできて、スロットルバルブ開度制御装置を配置したエンジンの小型化を図ることができる。

# [0058]

請求項3のスロットルバルブ開度制御装置配置構造は、スロットルグリップ側に連結した入力軸と、この入力軸に動力伝達装置を介して連結した出力軸と、この出力軸をバルブ軸に連結する連結部材と、出力軸を入力軸に対して相対回転させるために動力伝達装置を駆動するアクチュエータとから構成し、吸気通路の上方に吸気通路内へ燃料を噴射する上部燃料噴射弁を配置し、吸気通路の下部側部にエンジン内に燃料を噴射する下部燃料噴射弁を配置することで、これらの上部燃料噴射弁と下部燃料噴射弁との間にスロットルバルブ開度制御装置を配置したので、上部燃料噴射弁は吸気通路の上方に配置したものであるから、2つの吸気通路のそれぞれの上部をより接近させることができ、スロットルボディを小型にすることができて、ひいては、スロットルバルブ開度制御装置を配置したエンジンを小型にすることができる。

# 【図面の簡単な説明】

【図1】

本発明に係るスロットルバルブ開度制御装置を備えた自動二輪車の側面図

【図2】

本発明に係るエンジン上部の断面図

【図3】

本発明に係るスロットルボディ組立体の平面図

【図4】

本発明に係るスロットルボディ組立体の側面図

【図5】

本発明に係るスロットル制御装置の断面図

【図6】

本発明に係るスロットル制御装置を示す斜視図

【図7】

従来のスロットルバルブ開度制御装置を示す断面図

【図8】

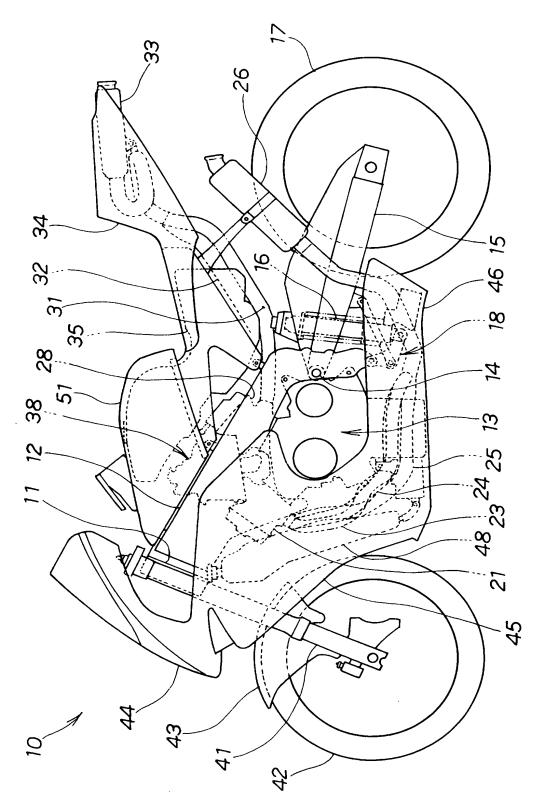
従来のスロットルバルブ開度制御装置を示す平面図

# 【符号の説明】

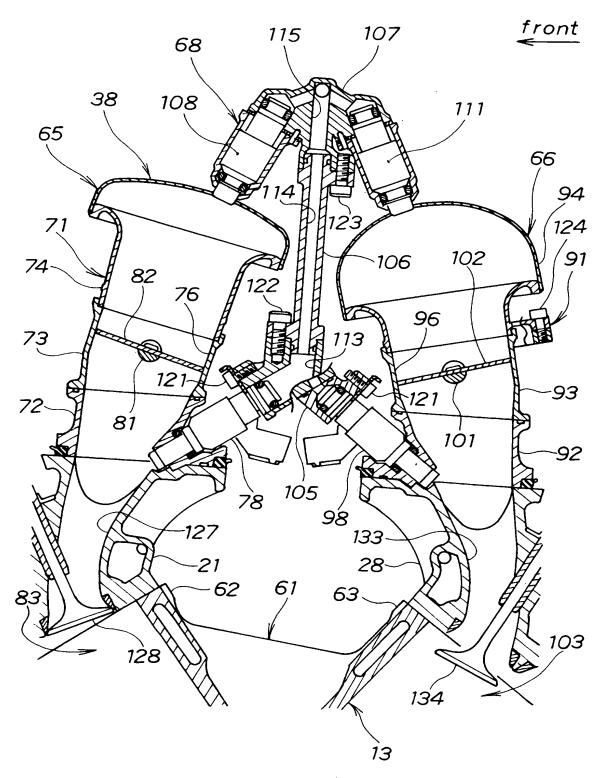
10…自動二輪車、13…エンジン、38…スロットルボディ(スロットルボディ組立体)、76,96…吸気通路、78,98…下部燃料噴射弁、81,101…バルブ軸(前バルブ軸、後バルブ軸)、82,102…スロットルバルブ、108,111…上部燃料噴射弁、138…連結部材(リンク機構)、140…スロットルバルブ開度制御装置、151…出力軸、151a,182a…軸線、165,166…吸気通路の中心線、181…ドラム、182…入力軸、183…動力伝達装置、188…アクチュエータ(駆動用モータ)、251…ワイヤ。

【書類名】 図面

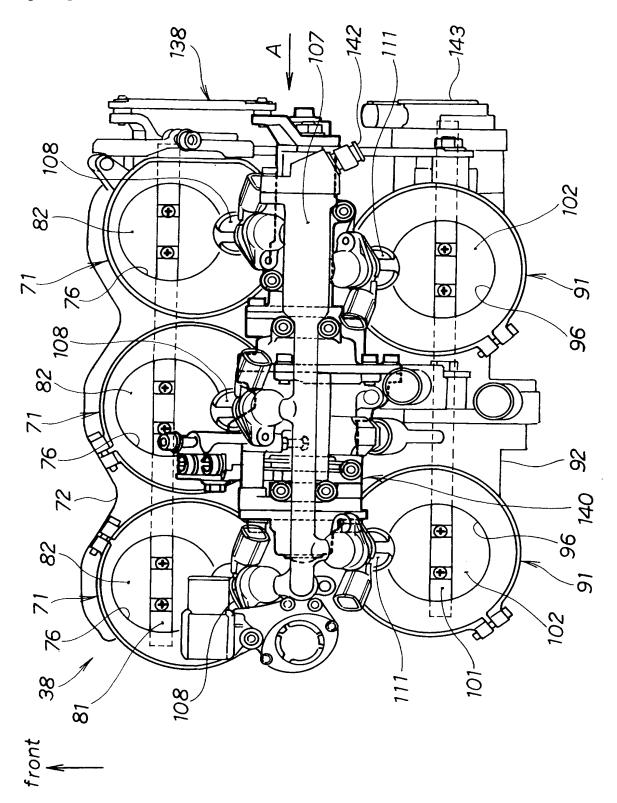
# 【図1】



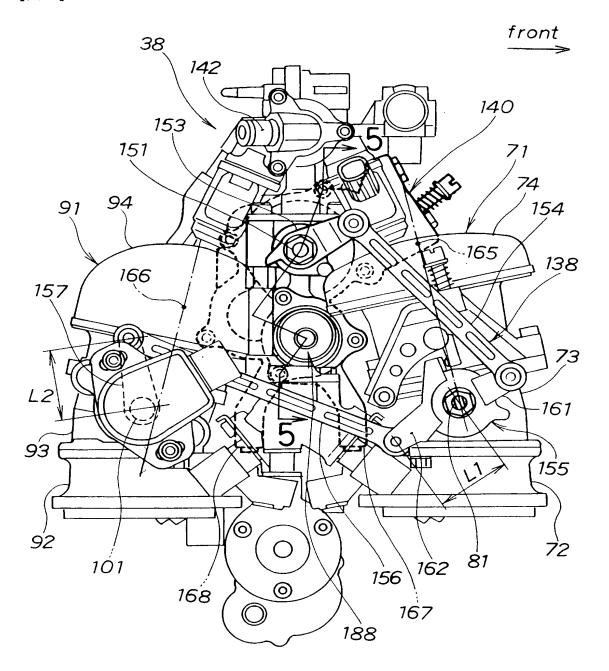
【図2】



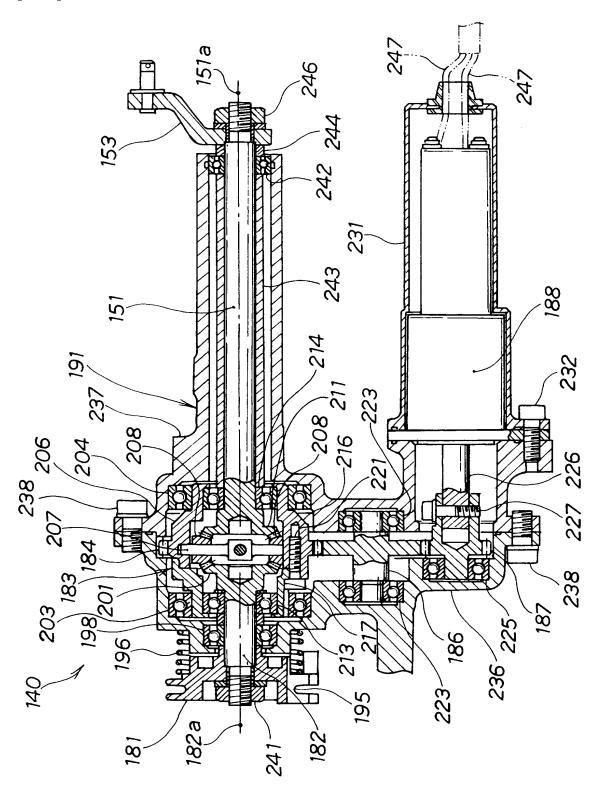
【図3】



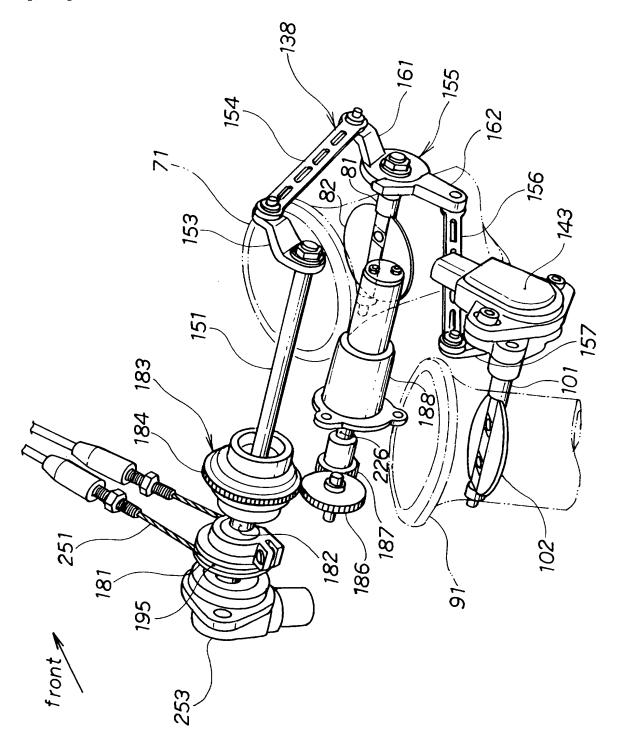
【図4】



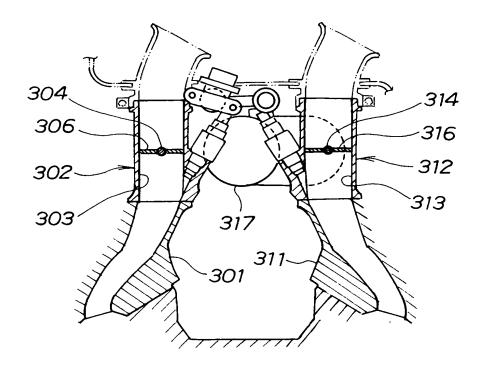
【図5】



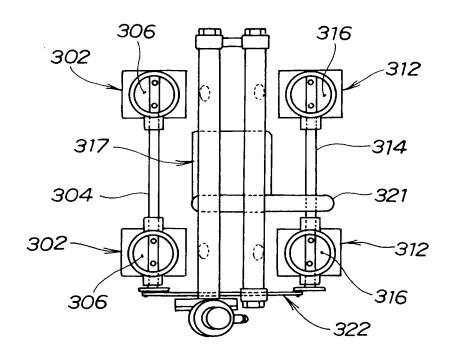
【図6】



【図7】



【図8】



【書類名】 要約書

# 【要約】

【解決手段】 スロットルバルブ開度制御装置140を、スロットルグリップにワイヤで連結したドラムと、このドラムに取付けた入力軸と、入力軸に動力伝達装置を介して連結した出力軸151と、出力軸151を前バルブ軸81及び後バルブ軸101に連結するリンク機構138と、出力軸151を入力軸に対して相対回転させるために動力伝達装置を駆動する駆動用モータ188とから構成し、入力軸と出力軸151とは軸線を一直線上に配置し、駆動用モータ188を出力軸151に平行に配置するとともにこれらの出力軸151及び駆動用モータ188を吸気通路の中心線165にほぼ沿って上下に重なるように並べた。

【効果】 スロットルバルブ開度制御装置をコンパクトにできるとともによりスロットルボディに近接させることができ、スロットルバルブ開度制御装置を取付けたエンジンの小型化を図ることができる。

【選択図】 図4

特願2003-102195

出願人履歴情報

識別番号

[000005326]

1. 変更年月日

1990年 9月 6日

[変更理由]

新規登録

住所

東京都港区南青山二丁目1番1号

氏 名 本田技研工業株式会社